

空空冷异步电动机用方箱机座结构优化设计

朱常兴^{1,2}, 朱常权², 王殿友^{1,2}, 薛洪波³, 王晓文²

(1 佳木斯电动机股份有限公司北京研发中心, 北京 100070;

2 国家防爆电动机工程技术研究中心, 佳木斯 154002; 3 中国科学院国家空间科学中心, 北京 100190)

摘要: 方箱机座是空空冷异步电动机所用焊接机座的一种典型结构形式, 被广泛应用在大中型电动机产品中。在有限元分析的基础上, 以中心高为 450mm 的典型方箱机座为例进行了详细的分析, 改进了该方箱机座的结构模式, 相对于结构优化前减重 10% 左右。该方法也为类似结构的方箱机座结构优化设计提供了参考。

关键词: 方箱机座; 有限元分析; 结构优化设计

中图分类号: TH123 **文献标志码:** A **文章编号:** 1671—3133(2015)03—0113—03

Optimization design of square frame used in air to air cooling asynchronous motor

Zhu Changxing^{1,2}, Zhu Changquan², Wang Dianyou^{1,2}, Xue Hongbo³, Wang Xiaowen²

(1 Beijing R&D Center of Jiamusi Electric Machine Co. Ltd., Beijing 100070, China; 2 National Engineer

Research Center of Explosion-proof Motor, Jiamusi 154002, Heilongjiang, China;

3 National Space Science Center, CAS, Beijing 100190, China)

Abstract: The square frame is a typical form of weld frame which is used in air to air cooling asynchronous motor, is widely used in large and medium motor products. Based on the finite element analysis, a typical square frame with centre height 450mm is analyzed in detail, its structure is modified and improved, and the weight of the square frame is decreased about 10%. And the method can be used in optimization design of similar square frame.

Key words: the square frame; finite element analysis; optimization design of structure

0 引言

电动机机座是电动机整体中最重要的结构部件之一, 它起着支撑、保护和通风等多种作用。方箱机座由于其生产工艺简单、灵活, 在大中型电动机行业中得到了广泛应用^[1-2]。目前, 国内电动机生产企业在电动机的机座设计时, 一般都是参考已有产品结构进行类比设计。这种方法虽然简便但不够精确, 不能有效地利用材料, 并可能造成局部结构应力集中、影响电动机使用寿命等不良后果^[3]。

计算机仿真技术, 特别是有限元技术目前已成为机械结构优化设计的主要技术手段^[3-9], 人们利用这些技术可实现对复杂机械结构的强度、刚度和振动等方面的仿真计算和分析^[4-8], 这对于提高产品质量和降低制造成本等有重要的促进作用。

本文采取有限元方法, 通过对中心高为 450mm 的空空冷异步电动机(简称 YKK450)典型方箱机座的仿

真分析, 可以控制方箱机座的结构刚度、振动模态和结构强度等指标, 实现对其结构的优化设计。

1 结构优化控制条件

1.1 YKK450 方箱机座结构

YKK450 方箱机座的结构形式如图 1 所示。

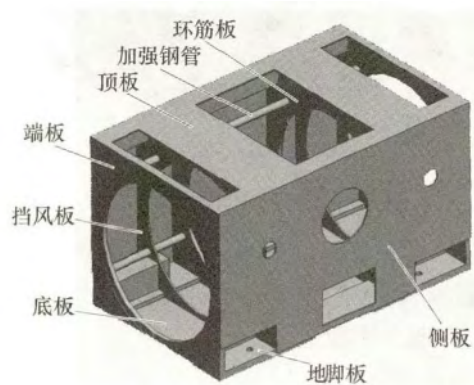


图 1 YKK450 方箱机座的结构形式

从图 1 中可以看出 ,YKK450 方箱机座主要由环筋板、挡风板、端板、顶板、侧板、底板和加强钢管等焊接而成 ,材料为 Q235 焊接结构钢。

优化前 YKK450 方箱机座的板厚如表 1 所示。

表 1 优化前 YKK450 方箱机座的板厚

端板厚/	环筋板厚/	挡风板厚/	侧板厚/	顶板厚/
mm	mm	mm	mm	mm
30	30	8	8	8

1.2 机座有限元分析

有限元方法的发展 ,特别是结构力学分析软件的应用 ,为分析复杂结构的力学特性提供了可能。YKK450 方箱机座的使用要求决定了其应具有一定的刚度和强度 ,其本征振动模态要远离电磁频率及其倍频 ,图 2 所示为 YKK450 方箱机座的有限元网格图。

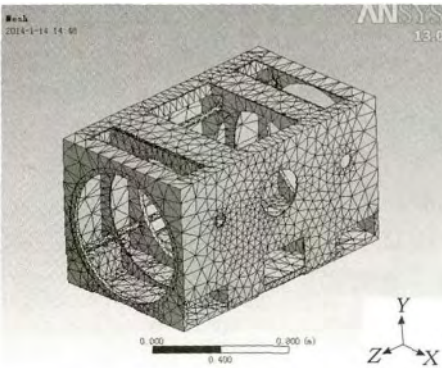


图 2 YKK450 方箱机座有限元网格图

1.2.1 机械刚度、强度分析

机械刚度和强度分别体现方箱机座抵御变形和破坏的能力 ,本文对空空冷异步电动机进行了加载 ,通过有限元软件分析 ,获得了 YKK450 方箱机座的变形和应力云图 ,如图 3、图 4 所示。

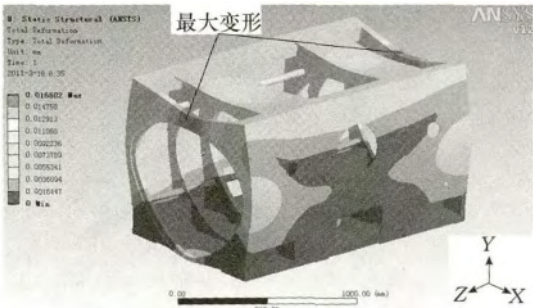


图 3 YKK450 方箱机座变形图

从有限元分析结果来看 ,机座的整体最大变形发生在两侧端板上 ,数值为 16.6 μ m。机座最大应力为 3.8MPa ,出现在端板上。

1.2.2 振动模态分析

振动控制一直是电动机设计中要考虑的关键技

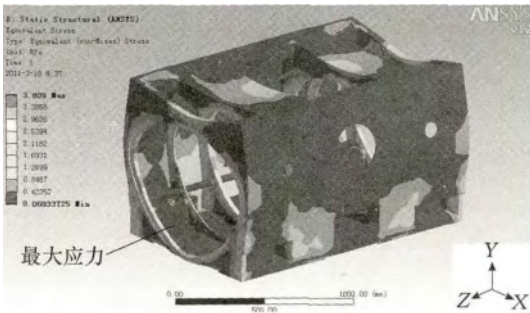


图 4 YKK450 方箱机座应力云图

术之一 ,YKK450 方箱机座的本征振动模态 ,尤其是 1 阶振动频率要尽可能提高且要远离电磁频率及其倍频。通过有限元方法得到了 YKK450 方箱机座的振动模态 ,如表 2 所示。

表 2 YKK450 方箱机座的振动模态

阶数	1	2	3	4	5	6
频率/Hz	165	223	258	261	315	355

1.3 优化控制条件确定

YKK450 方箱机座结构优化设计目标是使现有 YKK450 方箱机座在满足使用要求的前提下 ,尽可能轻量化 ,故方箱机座整体质量将成为优化设计的期望参数;机座的刚度对电动机振动影响较大 ,因而成为主要的控制参数;由于在实际分析中发现 ,机座所受最大应力小于材料本身的机械强度(235MPa) ,故本文将最大应力和振动模态一同作为校核参数。YKK450 方箱机座结构优化参数如表 3 所示。

表 3 YKK450 方箱机座结构优化参数

参数	目标值	备注
整体质量/kg	891.5	期望参数
工作载荷时的最大变形/ μ m	16.6	控制参数
工作载荷时的最大应力/MPa	3.8	校核参数
1 阶模态频率/Hz	165.5	校核参数

2 结构优化设计方法

YKK450 方箱机座结构相对复杂 ,在机座结构优化过程中 ,本文对其原有结构进行了调整 ,主要包括改变并调整零件结构尺寸和焊接布局、减薄板材厚度及调整加强结构等手段。另外 ,在工程应用领域 ,板材的规格是离散的 ,因而无法实现参数化的结构优化设计 ,故本文采用多次计算的方法进行该机座的结构优化设计。通过有限元分析 ,最终确定了 YKK450 方箱机座的结构优化方法如下。

1) 减薄环筋板、挡风板、侧板和顶板厚度 ,具体数

据如表 4 所示。

表 4 YKK450 方箱机座减薄后的板厚数据

端板厚/ mm	环筋板厚/ mm	挡风板厚/ mm	侧板厚/ mm	顶板厚/ mm
30	25	5	5	5

2) 将端板、环筋板和挡风板增高 20mm, 从而补偿因板材减薄导致的机座刚度的降低。

3) 调整 Z 向加强钢管的位置, 并在机座顶部增加了一根加强钢管, 从而提高了整体刚度, 并进一步提高了机座的 Z 向刚度。

结构优化后的 YKK450 方箱机座如图 5 所示。

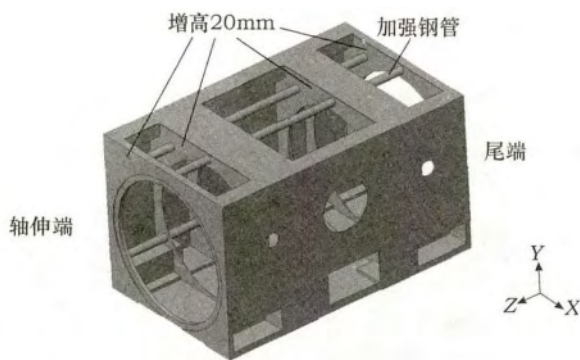


图 5 结构优化后的 YKK450 方箱机座

3 优化前后机座结构性能对比

对优化后的 YKK450 方箱机座结构进行有限元分析, 方法如前, 这里不再赘述。YKK450 方箱机座结构优化前后对比如表 5 所示。

表 5 YKK450 方箱机座结构优化前后对比

对比参数	优化前数值	优化后数值
整体质量/kg	891.7	804.9
1 阶模态频率/Hz	165.0	160.2
工作载荷时的最大变形/ μm	16.6	16.0
工作载荷时的最大应力/MPa	3.8	4.6
Z 向载荷 1kN 时的变形/ μm	6.0	1.7
Z 向载荷 1kN 时的应力/MPa	1.4	0.5

从表 5 中不难看出, 结构优化后的 YKK450 方箱机座相对原机座质量减少约 10%, 同时改善了原机座的刚度和强度, 并大幅提高了其轴向 (Z 向) 刚度, 虽然 1 阶振动模态略有降低, 但满足电动机对其本征振动模态的要求 (即 1 阶振动模态要远离工频及其倍频, 此处为三倍频, 为 150Hz)。经过优化设计的机座已经在 YKK450 全系列中得到应用, 该电动机的整机测试表明, 结构优化后的 YKK450 方箱机座满足使用

要求。表 6 给出了应用结构优化后的 YKK450 方箱机座的电动机振动测试数据, 所有数据均小于 2.3mm 的设计要求。

表 6 应用结构优化后的 YKK450 方箱机座的电动机振动测试数据

轴伸端位移/mm			非轴伸端位移/mm			机座位移/mm		
Y 向	Z 向	X 向	Y 向	Z 向	X 向	轴伸端	中部	尾端
0.8	0.8	0.8	0.8	0.7	0.7	0.8	0.9	0.8

4 结语

本文对中心高为 450mm 的典型 YKK450 方箱机座的结构优化方法进行了探讨, 在有限元分析的基础上, 通过调整方箱机座的结构和布局等, 实现了相对原机座减重 10% 左右, 为 YKK450 方箱机座的结构优化设计提供了方法和技术途径。

参考文献:

- [1] 陈世坤. 电动机设计 [M]. 北京: 机械工业出版社, 2000: 144 - 146.
- [2] 曹晓民, 董永钢. Q345E 钢风力发电机座的焊接 [J]. 金属加工, 2010(12): 29 - 31.
- [3] 刘建忠. 利用有限元法对电机机座的分析与优化 [J]. 防爆电动机, 2010(3): 20 - 23.
- [4] 王天煜, 王凤翔, 白浩然, 等. 大型异步电机结构振动特性的研究 [J]. 机械强度, 2009, 31(1): 140 - 143.
- [5] 魏建武. 350MW 汽轮发电机机座和端盖刚度及强度的有限元分析 [J]. 科技创新导报, 2008(17): 102.
- [6] 欧江. 基于有限元的立式电机机座的瞬态响应分析 [J]. 机械研究与应用, 2006, 19(5): 42 - 43.
- [7] 曹晋民, 由美雁. 组装式真空罐矩形法兰的设计与有限元分析 [J]. 机械设计与制造, 2013(10): 15 - 17.
- [8] 杨德华, Lorenzo Zago, 李徽, 等. 新型 3-CPS/RPPS 机构的有限元建模及模态分析 [J]. 机械设计与制造, 2013(10): 101 - 104.
- [9] 李坤, 钟巍, 王寅华, 等. 基于 GA 的汽轮发电机机座的结构优化设计 [J]. 现代机械, 2010(5): 16 - 19.

作者简介: 朱常兴, 博士, 高级工程师, 主要研究方向: 电动机结构设计与仿真、热分析和振动分析等, 已发表多篇论文, 其中 2 篇 SCI 检索, 2 篇 EI 检索。

E-mail: 523201926@qq.com

收稿日期: 2014-02-18